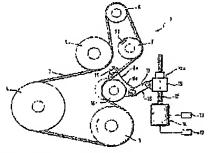
Tensioning device for a starter generator drive belt for a combustion engine, operates exclusively through an electronically regulated actuator

Publication number: DE10225263 (A1) Also published as: 置 WO03104628 (A1) (耳 EP1511925 (A1) 日 AU2003235661 (A1) 2003-12-18 Inventor(s): MAAS GERHARD [DE]; GRAU ULRICH [DE]; HIMSEL FRANK [DE]; BOGNER MICHAEL [DE]; KRAFT THOMAS [DE]; BERGER RUDOLF [DE] + Cited documents: Applicant(s): INA SCHAEFFLER KG (OE) + DE18604182 (A1)
DE10153329 (A1)
DE10118277 (A1)
DE10044125 (A1)
DE4114718 (A1) Classification: - international: F02B63/04; F16H7/12; F16H7/08; F02B63/00; F16H7/12; F16H7/08; (IPC1-7): F02N15/02; F16H7/08 - Europeans F16H7/12N4 Application number: DE20021025268 20020807 Priority number(s): DE20021025268 20020607

Abstract of DE 10225268 (A1)

A tensioning device for a starter/generator (7) drive belt (2) for a combustion engine comprises a carrier (9a) on a rotating axie (11) with a tensioning roller (10) on a frame by the belt. Belt tension is audiazively governed by adjustment of the carrier which is connected to a separate electrorically controlled actuator (12a) An Independent claim is also included for a tensioning process using the above device.



Data supplied from the espacenet database - Worldwide



BUNDESREPUBLIK
 DEUTSCHLAND



PATENT- UND MARKENAMT

Offenlegungsschrift

® DE 102 25 268 A 1

(1) Aktenzeichen:

102 25 268.8

② Anmeldetag:

7, 6, 2002

Offenlegungstag:

18. 12. 2003

(f) Int. Cl.⁷: F 16 H 7/08 F 02 N 15/02

(7) Anmelder:

INA-Schaeffler KG, 91074 Herzogenaurach, DE

② Erfinder:

Maas, Gerhard, Dr.-Ing-, 90556 Seukendorf, DE; Grau, Ulrich, Dr.-Ing., 91448 Emskirchen, DE; Himsel, Frank, Dipl.-Ing., 91325 Adelsdorf, DE; Bogner, Michael, Dipl.-Ing., 90542 Eckental, DE; Kraft, Thomas, 90616 Neuhof, DE; Berger, Rudolf, Dipl.-Ing., 52152 Simmerath, DE

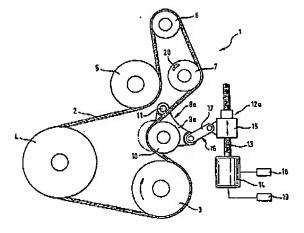
Für die Beurteilung der Patentfähigkeit in Betracht zu ziehende Druckschriften:

> DE 196 04 182 A1 DE 101 53 329 A1 DE 101 18 277 A1 DE 100 44 125 A1 DE 41 14 716 A1 WO 02/29 281 A1 JP 20 01-0 59 555 A

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

Spannvorrichtung

Die Erfindung betrifft eine Spannvorrichtung (8a) für einen Zugmitteltrieb (1), der den Amtrieb eines Startergenerators (7) umfasst. Die Verstellung der Spannvorrichtung (8a) erfolgt ausschließlich über ein elektronisch geregeltes Stellglied (12a).



vereint.

1

Beschreibung

[0001] Die vorliegende Erfindung bemifft eine Spannvorrichtung für einen Zugmitteltrieb, mit dem ausgebend von der Kurbelwelle der Brennkraftmaschine verschiedene Aggregate, wie beispielsweise die Wasserpumpe, der Startergenerator, die Einspritzpumpe oder ein Klimakompressor angetrieben werden. Die Spannvorrichung umfasst einen Tragkörper, der um eine Drehachse schwenkbar angeordnet ist. An dem Tragkörper ist eine verdrehbare Spannrolle positioniert, die unmittelbar an dem Zugmittel, insbesondere einem Riemen, abgestlitzt ist.

[0002] Bei dem sogenannten Aggregate-Zugmitteltrieb werden die einzelnen Aggregate der Brennkraftmaschine, wie beispielsweise Wasserpumpe, Klimakompressor, Star- 15 tergenerator, Lenkhilfspumpe von der Kurbelwelle bzw. dessen Riemenscheiben ausgehend angetrieben. Das Zugmittel, insbesondere ein Riemen, verbindet dabei von der Riemenscheibe der Kurbelwelle ausgehend, alle übrigen den Zugmitteltrieb einschließenden Riemenscheiben einzel- 20 ner Aggregate. Große Zugmittellängen sowie die Drehungleichförmigkeit der Kurbelwelle, bedingt durch den Verbrennungsprozess der Brennkraftmaschine, verursachen dynamische Effekte, insbesondere nachteilige Schwingungen, die sich auf den Zugmittelmieb übertragen und folglich die 25 Lebensdauer des Zugmittels beeinflussen. Weiterhin stellt sich eine temperaturbedingte Veränderung des Zugmittelmaterials ein, wodurch sich die Vorspannkraft des Zugmittels, die Riemenvorspannung, insbesondere bei hohen und tiefen Grenztemperaturen ändert. Alterung und Verschleiß 30 führt bei Zugmitteln, Riemen, zu einer Längung, so dass sich die im Neuzustand eingestellte Vorspannkraft verringert. Zur Erzielung einer ausreichenden Vorspannkraft, unabhängig vom Einsatzort der Brennkraftmaschine sowie vom Verschleißzustand des Zugmittels hat die Spannvor- 35 richtung die Aufgabe, selbsttätig eine möglichst gleichbleibende Vorspannung des Zugmittels zu gewährleisten.

[0003] Zugmitteltriebe, die auch den Antrieb eines Startergenerators einschließen, erfordem unabhängig vom Betriebsmodus der Brennkraftmaschine, d. h. sowohl für den 40 Startvorgang als auch bei laufender Brennkraftmaschine, eine wirksame Vorspannkraft des Zugmittels. Während des Startvorgangs übernimmt der als Elektromotor arbeitende Startergenerator die Funktion des Zugmittelantriebs. Unmittelbar nach dem Start der Brennkraftmaschine bzw. bei lau- 45 fender Brennkraftmaschine stellt sich ein Generatorbetrieb des Startergenerators ein, der das Bordoetz des Krastfahrzeugs mit elektrischer Ebergie versorgt. Abhängig von dem Betriebsmodus der Brennkraftmaschine wird ein Drehmoment von dem Startergenerator oder der Brennkraftma- 50 schine in das Zugmittel eingeleitet. Folglich stellt sich zwischen dem Betriebsmodus gleichzeitig ein Wechsel des Leertrums und des Zugrums bzw. ein Wechsel der Drehmomentrichtung in dem Zugmitteltrum zwischen den Riemenscheihen der Kurbelwelle und des Startergenerators ein. 5: [0004] Aus dem Patent JP 105 9555 A ist ein Zugmitteltrieb bekannt, der den Antrieb eines Startergenerators einschließt, Zur Realisierung einer ausreichenden Vorspannkraft des Zugmittels sowohl im Startbetrieb als auch bei laufender Brennkrafunaschine, umfasst der bekannte Zugmit- 60 teltrieb zwei selbsträtig wirkende Spannvorrichtungen ein. Eine erste Spannvorrichtung stützt sich mit einer Spannrolle an dem Zugminehrum zwischen den Riemenscheiben der Kurbelwelle und des Startergenerators ab, Die Spannrolle der zweiten Spannvorrichung ist in einem dem Startergenerator nachgeordneten Abschnitt an dem Zugmitteltrum abgestützt. Der Aufbau sicht vor, dass beim Stammodus die erste Spannvorrichtung blockierbar ist, zur Erzielung eines

vorgespannten Zugmittels zwischen dem Startergenerator und der Riemenscheibe der Kurbelwelle. Bei laufender Brennkraftmaschine wird die Verriegelung gelöst, so dass sich die am Zugmittel geführte Laufrolle der Spannvorrichtung verlagert. Die doppelte Anordnung der Spannvorrichungen erfordert einen vergrößerten Bauraum, der insbesondere bei kleinvolumigen Brennkrastunaschinen nicht vorhanden ist. Weiterhin erhöht die doppelte Anordnung von Spannvorrichtungen die Kosten und den Montageaufwand und gleicht damit weitestgehend den Einspareffekt des Star-

Zusammenfassung der Erfindung

tergenerators aus, der die Aggregate Generator und Starter

[0005] Aufgabe der Erfindung ist es, die Nachteile der bekannten Lösung berücksichtigend mit nur einer Spannvorrichtung unabhängig vom Betriebsmodus der Brennkraftmaschine stets eine optimale Vorspannkraft des Zugmittels zu gewährleisten.

[0006] Zur Lösung dieser Problemstellung ist gemäß der Erfindung nach Anspruch 1 eine Spannvorrichtung vorgesehen, die einen Tragkörper umfasst, der um eine Drehachse schwenkbar ist. An dem Tragkörper ist eine wälzgelagerte Spannrolle lagopositioniert. Die Verstellung der Spannvorrichtung, um die Vorspamkraft des Zugmittels zu beeinflussen, erfolgt ausschließlich über ein elektronisches Stellglied. Damit kann in jedem Betriebszustand der Tragkörper nachgeführt und damit verstellt werden. Das Stellglied ist dabei zu der Drehachse der Spannvorrichtung beabstandet, an dem Tragkörper angelenkt und gewährleistet eine exakte Verstellung der Spannvorrichtung.

[0007] Gemäß Anspruch 17 ist zur Lösung der Problemstellung ein Verfahren vorgesehen, bei dem ein zur Aufnahme der Spannrolle vorgesehener Tragkörper in Abbängigkeit von zumindest einem Beriebsparameter des Zugmittels und/oder der Breankraftmaschine erfolgt.

[0008] Vorteilhafte Ausgestaltungen der Erfindung sind

Gegenstand der abhängigen Ansprüche 2 bis 16.
[0009] Als ansteuerbares Stellglied bietet sich vorzugsweise ein linear wirkendes, auch als Aktor zu bezeichnendes Stellglied an. Ein bevorzugter Aufbau des Stellgliedes umfasst eine elektrisch angetriebene Gewindespindel oder alternativ eine Kugelgewindespindel.

[0010] Alternativ schließt die Erfindung weiterhin ein hydraulisch oder pneumatisch wirkendes Stellglied ein. Weiterhin kann gemäß der Erfindung die Spannvorrichtung mittels eines elektromagnetischen oder eines elektro-hydraulischen Stellgliedes verstellt werden.

[0011] Eine weitere vorteilhafte Anordnung gemäß der Erfindung umfasst ein Gelenk oder ein Zwischenglied, welches zwischen dem Stellglied, oder dem Aktor und dem Tragkörper der Spannvorrichtung eingesetzt ist. Diese Maßnahme ermöglicht eine Kraftiibersetzung bzw. eine verlagerte Anordnung des Stellgliedes von der Spannvorrichrung, die sich beispielsweise für enge Bauräume des Zugmitteltriebs eignet. Weiterhin kann der erfindungsgemäße Aufbau der Spannvorrichtung einen Kniehebel einschueßen, der das Stellglied, insbesondere eine Gewindespindel mit dem Tragkörper der Spannvorrichtung verbindet. Vorzugsweise ist dem Kniehebel zur Erzielung einer definierten Endlage ein Anschlag zugeordnet. Des Weiteren dient der Kniehebel zur Entlastung des Elektromotors. Weiterhin eignot sich der Kniehebel zum Einsatz für kleiner dimensionierte Brennkraftmaschinen.

[0012] Zur Aktivierung des Stellgliedes ist vorteilhaft ein Elektromotor eingesetzt, der die Verstellung der Spannvorrichtung, d. h. des Tragkörpers und der Spannrolle vor-

3

ohän- dung r des dem

nimmt. Alternativ schließt die Erfindung eine krastabhängige Steuerung bzw. Aktivierung des Stellgliedes oder des Aktors ein. Dazu eignet sich insbesondere eine mit dem Zugmittel in Verbindung stebende Krastmessrolle.

[0013] Eine weitere Ausgestaltung der Erfindung sieht 5 vor, dass die Ansteuerung bzw. Aktivierung des Stellgliedes in Abhängigkeit von zumindest einem Betriebsparameter des Zugmitteltriebs erfolgt. Das elektronisch geregelte Stellglied kann erfindungsgemäß in Verbindung mit einer geeigneten Steuerelektronik der Brennkraftmaschine oder einem 10 Motormanagement erfolgen. Die Spannvorrichtung ist damit beispielsweise in Abhängigkeit der Generatorleistung, der Vorspannkraft des Zugmittels, der Wirkrichtung des Drehmomentes im Zugmittel oder der Drehzahl einer Riemenscheibe des Zugmittelses verstellbar, um die Vorspannkraft des Zugmittels zu beeinflussen.

[0014] Eine weitestgehend konstante Vorspannung des Zugmittels ist gemäß der Erfindung erzielbar, indem ein Haltestrom oder ein Rückstellmoment des zur Aktivierung des Stellgliedes eingeserzten Elektromotors kontinuierlich 20 erfasst wird und von diesen Betriebsparametern abhängig, die Wirklänge des elektromisch geregelten Stellgliedes verändert wird.

[0015] Das elektronisch geregelte bzw. elektronisch ansteuerbare Stellglied ermöglicht unabhängig von einer beispielsweise durch Verschleiß bedingten Längung des Zugmittels, eine stets konstante Vorspannung des Zugmittels. Mit dem erfindungsgemäßen Stellglied kann ein Optimum zwischen geringstem Verschleiß und boher Kraftübertragung zwischen dem Zugmittel und den anzutreibenden Aggregaten erzielt werden.

gregaten erzielt werden.
[0016] Unter Beachtung bzw. Berücksichtigung der Berücksparameter ist mit dem elektronisch geregelten Stellglied die Zugmittel-Vorspannung stuffenlos, beispielsweise zwischen einer Betriebsstellung und einer Neutrallage, ein- 35 stellbar.

[0017] Das bevorzugt mit einer Steuerelektronik der Brennkraftmaschine in Verbindung stehende elektronisch geregelte Stellglied ermöglicht beispielsweise im Startmodus der Brennkraftmaschine ein Verschwenken der Spann-40 vorrichtung, in eine die Vorspannkraft des Zugmittels erhöhende Position. Diese Maßnahme ist insbesondere in der Startphase entscheidend, um zwischen den Riemenscheiben des Startergenerators und der Kurbelwelle einen Schlupf und damit eine Startverzögerung zu vermeiden. Die erfindungsgemäße Spannvorrichtung ist folglich bevorzugt zwischen den Riemenscheiben der Kurbelwelle und des Startergenerators angeordnet.

[0018] Das elektronisch geregelte Stellglied gemäß der Erfindung ermöglicht weiterbin, dass im Stillstand der 50 Brennkraftmaschine der Tragkörper und folglich die damit verbundene Spannrolle selbsttätig in eine der Startposition entsprechende Stellung verschwenkt.

[0019] Alternativ kann erfindungsgemäß die Steuerelektronik so ausgelegt werden, dass in der Startphase, synchron szum Startvorgang der Brennkraftmaschine, das elektronisch geregelte Stellglied den Tragkörper und die damit in Verbindung stehende Spannrolle in die entsprechende Startposition verschwenkt.

Kurze Beschreibung der Zeichnungen

[0020] Nachfolgend wird die Erfindung anhand von zwei Ausführungsbeispielen näber erfäutert. Es zeigen:
[0021] Fig. 1 den schematischen Aufbau eines Zugmitteltiebe verzehen mit einer erfindungsgemäßen Spannworrich-

triebs, versehen mit einer erfindungsgemäßen Spannvorrichtung;
[0022] Fig. 2 in einer vergrößerten Darstellung die erfin-

dungsgemäße Spanovorrichtung.

Detaillierte Beschreibung der Zeichnungen

[0023] Die Fig. 1 zeigt einen Zugmitteltrieb 1, der als sogenannter Aggregateurieb ausgebildet, zum Antrieb verschiedener Aggregate einer Brennkraftmaschine vorgesehen ist. Dabei verbindet ein Zugmittel 2, vorzugsweise ein Riemen bzw. ein Zahmiemen die Riemenscheiben der einzelnen Aggregate. Der Antrieb des Zugmitteltriebs 1 erfolgt von der Kurbelwelle 3 bzw. dessen Riemenscheibe, wobei das Zugmittel 2 die Riemenscheiben des Klimakompressors 4, der Wasserpumpe 5, der Lenkhilfspumpe 6 und des Startergenerators 7 umschließt. Eine Spannvorrichtung &a ist 6 dem Zugmittel 2 zwischen dem Startergenerator 7 und der Kurbelwelle 3 zugeordnet.

[0024] Die Spannvorrichtung 8a umfasst einen Tragkörper 9a, auf dem eine Spannrolle 10 drehbar angeordnet ist, die sich unmittelbar an dem Zugmittel 2 abstützt. Der Tragkörper 9a ist um eine Drehachse 11 schwenkbar, die vorzugsweise an einem im Fig. 1 nicht abgebildeten Kurbelgehäuse der Brennkraftmaschine positioniert ist. Die Verstellung der Spannvorrichtung 8a erfolgt ausschließlich über ein Stellglied 12a. Brfindungsgemäß ist dazu ein elektronisch geregeltes bzw. elektronisch ansteuerbares Stellglied 12a, das auch als Aktor zu bezeichnen ist, vorgesehen. Die Fig. 1 zeigt dazu ein linear wirkendes Stellglied 12a, versehen mit einer Gewindespindel 13, welche über einen Elektromotor 14 angetrieben ist. Die linear auf der Gewindespindel 13 verschiebbare Stellmutter 15 ist über ein gelenkiges Zwischenglied 16 mit dem Tragkörper 9a verbunden. Als Zwischenglied 16 dient dazu eine Lasche 17, die an den jeweiligen Endsciten an dem Tragkörper 9a und der Stellmutter 15 gelenkig befestigt ist. Eine Linearbewegung der Stellmutter 15, gekennzeichnet durch den Doppelpfeil, bewirkt eine Schwenkbewegung der Spannvorrichtung 8a um die Drehachse 11, wodurch die Vorspannkraft des Zugmittels 2 beeinflusst wird.

[0025] Der Elektromotor 14 ist vorteilhaft mit der Motorsteuerung 18 gekoppelt, so dass beispielsweise in Abhängigkeit vom Betriebsmodus, d. h. zwischen der Startphase und der laufenden Brennkraftmaschine die Vorspannkraft des Zugmittels beeinflussbar ist. Alternativ oder zusätzlich kann die Verstellung des Stellgliedes 12a ebenfalls in Abhängigkeit von zumindest einem Parameter des Zugmitteltriebs 1 beeinflusst werden. Dazu ist ein elektronisches System 19 vorgesehen, welches beispielsweise mit einem im Startergenerator 7 integrierten, oder dem Startergenerator 7 zugeordnoten Sensor 20 zusammenwirkt.

0 [0026] Beispielsweise kann damit die Generatorleistung des Startergenerators 7 kontinuierlich erfasst und dem elektronischen System 19 übertragen werden, um beispielsweise in Abhängigkeit von vorgegebenen Grenzwerten die Vorspannung des Zugmittels 2 zu beeinflussen. Das elektronische System 19 kann weiterhin mit zusätzlichen Sensoren ergänzt werden, mit denen die Zugmittelkraft oder die Drehzahl einer Riemenscheibe überwacht werden kann, um stets eine optimale Vorspannung des Zugmittels 2 zu gewährleisten.

60 [0027] Abhängig vom Betriebsmodus der Brennkraftmaschine wird ein Drehmoment von der Kurbelwelle 3 oder dem Startergenerator 7 über die zugehörigen Riemenscheiben in das Zugmittel 2 eingeleitet. Damit verbunden ist ein Wechsel des Leertrums und des Zugtrums bzw. der Drehmomentrichtung in dem Zugmitteltrum zwischen dem Startergenerator 7 und der Kurbelwelle 3. Zur Erzielung einer ausreichenden Vorspannkraft im Startmodus, bei dem der im Uhrzeigersinn umlaufende Startergenerator 7 die Brenn-

30

35

40

50

55

kraftmaschine 3 antreibt ist eine erhöbte Vorspannkraft in dem Zugmittel 2 notwendig. Dazu wird die Spannvorrichtung 8a über das Stellglied 12a in eine, die Vorspannkraft des Zugmittels 2 erhöhende Position verlagert, um einen verzögerungsfreien Start der Brennkraftmaschine zu erzielen, d. h. einen Schlupf des Zugmittels 2 an den Riemenscheiben der Kurbelwelle 3 und des Startergenerators 7 zu verhindern. Die Stamposition verdeutlicht die gepunktet dargestellte Lage der Spannrolle 10. Unmittelbar nach dem Start der Brennkraftmaschine wird das Stellglied 12a so an- 10 gesteuert, dass dieses die Spannvorrichtung 8a in eine die Vorspanakraft des Zugmittels 2 reduzierende Position verla-

[0028] Die Fig. 2 zeigt Details des Zugmitteltriebs 1 in einem vergrößerten Maßstab. Abweichend zu Fig. 1 zeigt die 15 Spannvorrichtung 8b einen Tragkörper 9b, dessen Drehachse 11 in einem größeren Abstand zum Anlenkpunkt des Stellgliedes 12b angeordnet ist, im Vergleich zu der Spannvorrichtung 8a gemäß Fig. 1. Damit verbunden ist ein vergrößerter Stellweg des Stellgliedes 12b notwendig, um die 20 Vorspannkraft des Zogmittels zu verändem. Das Stellglied 12b ist bauraumoptimiert zwischen der Riemenscheibe der Kurbelwelle 3 und dem Startergenerator 7 angeordnet. Die Stellmutter 15 des Stellgliedes 12b bildet weiterhin unmittelbar mit dem Tragkörper 9b ein Gelenk 21. Die Ausbil- 25 dung und Anordnung des Stellgliedes 12b eignet sich insbesondere für kleinvolumige Brennkraftmaschinen, bei denen der vorhandene Bauraum begrenzt ist.

Bezugszahlen

- 1 Zugmitteltrieb
- 2 Zugmittel
- 3 Kurbelwells
- 4 Klimakompressor
- 5 Wasserpumpe
- 6 Leakhilfspumpe
- 7 Startergenerator
- 8a Spanovorrichtung 8b Spannvorrichung
- 9a Tragicorper
- 9b Tragkörper
- 10 Spannrolle
- 11 Drebachse
- 12a Stellglied
- 12b Stellglied
- 13 Gewindespindel
- 14 Blektromotor 15 Stellmutter
- 16 Zwischenglied
- 17 Lasche
- 18 Motorsteue, ung
- 19 elektronisches System 20 Sensor
- 21 Gelenk

Patentansprüche

1. Spannvorrichtung für einen Zugmitteltrieb (1), der den Antrieb eines zugmittelgetriebenen Startergenerators (7) einer Brennkraftmaschine einschließt, wobei die Spannvorrichtung (8a, 8b) einen um eine Drehachse (11) schwenkbaren Tragkörper (9a, 9b) umfasst. an dem eine drehbare, einem Zugmittel (2), vorzugsweise einem Riemen, zugeordnete Spannrolle (11) lag- 65 spositioniert ist, dadurch gekennzeichnet, dass eine Vorspannkraft des Zugmittels (2) ausschließlich mittels ciner Verstellung des Tragkörpers (9e, 9b) beeinfluss6

bar ist und dazu ein elektronisch geregeltes, ansteuerbares Stellglied (12a, 12b) beabstander zu der Drehachse (11) mittelbar oder unmittelbar mit dem Tragkör-

per (9a, 9b) verbunden ist.
2. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, wobei ein tinear wirkendes Stellglied (12a, 12b) die Verstellung

des Tragkörpers (9a, 9b) auslöst.

- 3. Spannvorrichtung nach Anspruch 2, die ein elektrisch betätigbares Stellglied (12a, 12b) aufweist, das eine mit dem Tragkörper (9a, 9b) zusammenwirkende Gewindespindel (13) sowie eine Stellmutter (15) einschließt,
- 4. Spannvorrichtung nach Anspruch 2, wobei ein hydraulisch wirkendes Stellglied den Tragkörper (9a, 9b)
- 5. Spannvorrichtung nach Anspruch 2, die ein pneumatisch wirkendes Stellglied zur Verstellung des Tragkörpers (9a, 9b) cinschließt.
- Spannvorrichtung nach Anspruch 2, die ein elektromagnetisches oder ein elektrisch-hydraulisch wirkendes Stellglied (12a, 12b) umfasst, das an dem Tragkörper (9a, 9b) angelenkt ist.
- 7. Spannvorrichtung nach Ansproch 1, wobei zwischen dem Stellglied (12a, 12b) und dem Tragkörper (9a, 9b) ein Zwischenglied (16) und/oder ein Gelenk (21) vorgeschen ist.
- 8. Spannvorrichtung nach Anspruch 7, wobei das Stellglied (12a, 12b) mittelbar fiber ein Zwischenglied (16) oder einen Kniehebel den Tragkörper (9a, 9b) ver-
- 9. Spannvorrichtung nach Auspruch 1, wobei die Ansteuerung bzw. Aktivierung des Stellgliedes (12a, 12b) in Abhängigkeit von zumindest einem Betriebsparameter des Zugmitteltricbs (1) erfolgt wie:
 - Generatorleistung;
 - Zugmittelkraft;
 - Wirkrichtung des Drehmomentes im Zugmittel;
 - Drehzahl einer Riemenscheibe.
- 10. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, wobei zur Erzielung einer konstanten Vorspannung des Zugmittels (2), ein Halrestrom oder ein Rückstellmoment des zur Aktivicrung des Stellgliedes (12a, 12b) eingesetzten Elektromotors (14) kontinuierlich erfasst wird.
- 11. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, wobei die Aktivierung des Stellgliedes (12a, 12b) in Verbindung mit cincr Motorsteuerung (18) und/oder eines elektronischen Systems (19) erfolgt, zumindest ein Sensor (20) zugeordnet ist.
- 12. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, wobei in cinem Startmodus der Brennkraftmaschine die Spannvorrichtung (8a, 8b) über das Stellglied (12a, 12b) in eine die Vorspannkraft des Zugmittels (2) erhöhende Position verschwenkt wird.
- 13. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, die zwischen den Riemenscheiben der Kurbelwelle (3) und des Startergenerators (7) dem Zugmitteltrieb (1) zugeordnet ist. 14. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, bei dem das elektronisch geregelte Stellglied (12a, 12b) im Stillstand der Brennkraftmaschine den Tragkörper (9a, 9b) und damit die Spannvorrichtung (8a, 8b) selbsuätig in eine der Startposition entsprechende Stellung ver-
- 15. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, wobei synchron zum Startvorgang der Breonkraftmaschine das clcktronisch geregelte Stellglied (12a, 12b) die Spannvorrichtung (8a, 8b) in eine der Startposition entsprechende Position verlagert.
- 16. Spannvorrichtung nach Anspruch 1, wobei die An-

8

DE 102 25 268 A 1

7

steuerung des Stellgliedes (12a, 12b) so erfolgt, dass im Betriebszustand der Brennkraftmaschine stels eine konstante Vorspannung des Zugmittels (2) sichergestellt ist.

17. Verfahren zur Beeinflussung einer Vorspannkraft 5 eines Zugmittels (2) eines Zugmitteltriebs (1) mittels einer verstellbaren Spannrolle (11), dadurch gekennzeichnet, dass ein Tragkörper (9a, 9b), an dem die Spannrolle (11) befestigt ist, in Abhängigkeit von zumindest einem Betriebsparameter des Zugmitteltriebs (1) und/oder einer Brennkraftmaschine verstellt werden kann.

Hierzu 2 Seite(n) Zeichnungen

15

20

25

30

35

40

7

45

50

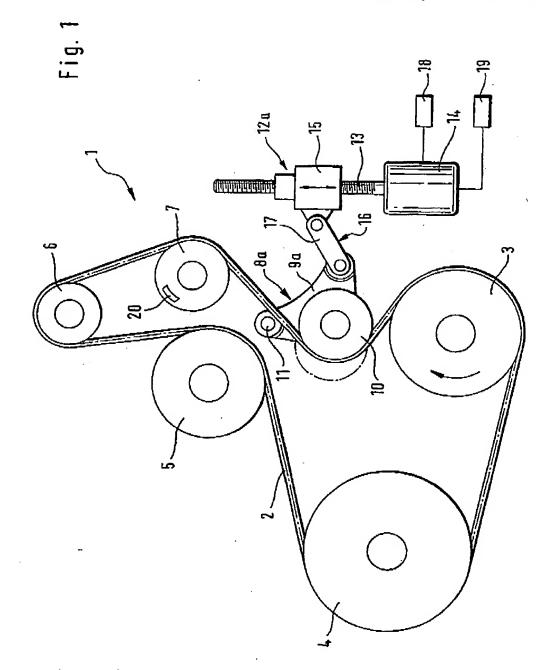
55

60

- Leerseite -

ZEICHNUNGEN SEITE 1

Nummer: int, CI.⁷: Offenlegungstag: DE 102 25 268 A1 F 16 H 7/08 18. Dezember 2003



Nummer:

ZEICHNUNGEN SEITE 2

Int. Cl.7: F16H7/08 Offenlegungstag: 18. Dezember 2003

103 510/445

Page 1

federal republic CERMANY

0 enlegungsschrift

DE 102 25 268 A I

Int. CI? F 16 H 7/08 F 02 N 15/02

Application Number: 10225268.8

Date of filing: Offenlegungstag;

7. 6.2002 18.12.2003

GERMAN PATENT AND

TRADEMARK OFFICE

w Q

Applicant:

INA-Schaeffler KG, 91074 Herzogenaurach, DE

Inventor:

Maas, Gerhard, Ing-Or, 90556 Seukendorf, OE, Ulrich, Or-Ing. Grey, 91448 Ernskirchen, OE, Frank, Oipl.-Ing. Himsel, 91325 Adelsdorf, OE, Michael, Oipl.-Ing. Bogner, 90542 Eckental, OE, Kraft, Thomas, 90 616 Neuhof, DE, Berger, Rudolf, Oipl.-Ing., 52152 Simmerath, OE

@ To assess the parentability considered to be drawn publications:

OE 19604182AI

ĎĒ 10153329 A1 OE 10118277 AJ 10044125 A1 4114716A1 02/29281 A1 0E DE WO 20 01-059555 A JP

The following information is taken from the documents filed by the applicant

Jig

The invention relates to a clamping device (8a) for anNEN traction drive (1) that the drive for a starter-Gene
rators (7). The adjustment of the clamping device
(8a) takes place exclusively via an electronically regulated
teg actuator (12a). Ѿ

.7(1

<C 'n B

0 enlegungsschrift

.: -Q

biased tension means between the starter generator

Page 2

Description

(0001) The present invention relates to tension before and device for a flexible drive, which, starting with by the crankshaft pulley. In case of current internal combustion engine is solved the lock, so that the crankshaft of the internal combustion out of the tensioning rollerare driven. The clamping device comprises a Support body to pivot axis arranged one of the is. To the supporting body is a rotatable idler pois. To the supporting body is a rotatable idler po-sitioniert directly involved in the drawing means, in particular enerators from which the aggregates generator and starter a belt is supported. [0002] The so-called Aggregate traction drive The individual units of the internal combustion engine, such as water pump, air compressor, Stara temperature-related change in the traction-material one, whereby the biasing force of the Zugmit-hotels, the belt tension, especially at high and low limiting temperature changes. Aging and wear results in pulling means, belts, to a lengthening, so that in the new state-sot bias force reduced the A first clamping device is supported with a tensioner where Zugmitteltrum between the pulleys of Crankshaft and the starter generator. The idler the second jig is the starter in a generation

the crankshaft of the internal combustion engine, various Argan shifts. The arrangement of the double-tensioning obligations requires an enlarged space, which in particular generator, the fuel injection pump or an air-compressor hand. Further increases the double arrangement of Jigs the costs and installation costs

Zusarnrnenfassung of the invention tergenerator, power steering pump from the crankshaft or tergenerator pump from the crankshaft or tergenerator pump from the crankshaft or tergenerator pump from the 20 to ensure, [0006] To solve this problem is under Nor aggregates. Large Zugmintellängen and rotationsuniformity of the crankshaft, caused by the Vercombustion process of the engine cause dynamic effects, particularly adverse vibrations,
which the traction mechanism and consequently transfer
Lifespan of the traction influence. Furthermore, is
a temperature-related change in the tractionmaterial one, whereby the biasing force of the Zugmithotels, the belt tension, especially at high and
low limiting temperature changes. Aging and wear
low limiting means belts to a lengthening so that depends on the location of the engine and the wear state of the drawing, the clam-direction of the mask automatically as possible remain to fithe traction mechanism to ensure bias bende.

[0003] The traction drive, which is also driving a Star tergenerators include demand, regardless of the Beoperating mode of the engine, ie both the

Startup and is running internal combustion engine effective presentations. Support body articulated and allows precise Elevaciónoperating mode of the engine, ie both the

Startup and is running internal combustion engine, effective prestriessing force of the traction mechanism. Startup takes the electric motor operating as a The function of the starter generator Zogmittelantriebs. It is a starter generator operating as a The function of the starter generator operating one of the starter generator operating on the Coperating mode of the internal combustion engine is a longitude of the starter generator operating on the Coperating mode of the internal combustion engine is a longitude of the starter generator or internal combustion engine is a longitude of the starter generator or internal combustion initiated in the traction machine. Consequently, the believeen the operating mode while a change of Slack side and the tightened strand or a change of roteton Slack side and the tightened strand or a change of the starter generator and one of the step that the starter generator and one of the step that the starter generator and one of the s 10004] The patent JP 105 9555 A is a tractionoperation known that driving a generator, a startercloses. In order to realize a sufficient bias
force of the traction in both the start-up operation as well and add, which the actuator, especially a screw
fender internal combustion engine includes the fomous flogstath the supporting body of the clamping device connects. Pretelirich two clamps acting on automatically.

A first clamping device is supported with a tensioner
where Zugmitteltrum between the pullers of Toggle on the discharge of the electric motor. Continue suit-net, the toggle used for small-dimensioned 65 ned internal combustion engines.

crator section at the downstream Lugmitteltrum ab supported. The structure provides that the start mode, heste clamping device can be blocked to achieve a

Electric motor is used, the adjustment of the tensioning device Augetiannie the supporting body and the pro-tensioner the preferably

Page 3

increases. Alternatively, the invention includes a kraftabhäion proper tensioning device.

pendent control or activation of the actuator or the An actuator. This is particularly one with the Traction related force measuring roll.

[0013] Another embodiment of the invention provides before that the control or activation of the setuator according to at least one operational parameter according to at least one operational parameter are for the traction drive is. The electronically-controlled actuators of an internal combustion engine provided of the traction drive is. The electronically-controlled actuators or a timing belt pulleys of the individual Netne control electronics of the Brennkraftmaschine or 10 NEN aggregates. The drive of the traction drive 1 is Engine management success. The clamping device is asformed to the pulleys of the air compressor the biasing force of the fraction that the Wrrkrichtung with, for example, as a function of generator power, the biasing force of the traction that the Wrrkrichtung Torque in the traction or the speed of a Riemenscheibe of the traction drive adjustment to the prost of the traction means 2, the pulleys of the air compressor 4, the water pump 5, the steering pump 6 and the Star torgenerators 7 surrounds. A tensioning device 8a is Transform means 2 between the starter and the generator 7 Traction means to influence the spring force of the.

[0014] A largely constant bias of

Traction is achieved in accordance with the invention by physicing which a pulley is arranged rotatable 10,

Holding current or a resetting of the moment to activate which actuator motors used continuously

coorded and this is described to a coording parameter. of the actuator motors used continuously
recorded and this is dependent on operating parameters,
the effective length of the electronically controlled actuator
is changed.

[0015] The electronically controlled or electronicallycontrollable actuator allows independent of a forfor example, by wear-related lengthening of the trainment of the clamping device 8a is only a
Actuator 12a. According to the invention to an electronically
controllable actuator as well, is provided. The 1

controllable actuator behaviors of the trainment of the clamping device 8a is only a
Actuator 12a. According to the invention to an electronically
controllable actuator 12a,
to describe the actur as well, is provided. The 1

illustrates its linear acting actuator 12a, provided with means a consistent level of tension of the traction.
With the invention, an optimal actuator illustrates its linear acting actuator 12a, provided with a threaded spindle 13, featuring an electric motor between low wear and high-power transmission
motion between the traction means and the driven Agaggregates are obtained.

10016] Taking into account the attention and working
operating parameters with the electronically-conrolled actions and a neutral position, ongother and operating position and a neutral position, ongother actions are presented by the double grow, causes a

Pivotal movement of the lamping device 8s to the rotation

10017] The preferably with an electronic control system of the lamping device 8s to the rotation

10017] The preferably with an electronic control system of the lamping device 8s to the rotation

10017] The preferably with an electronic control system of the lamping device 8s to the rotation

10017] between low wear and high-power transmission Bogine related electronic is influenced, [0025] The electric motor 14 is advantageous to the motor-dus Brennkraftmaschine the pivoting of the clamping device, a biasing force of the traction levied existing position. This measure is particularly important imbigongoing Brennkraftmaschine the biasing force existing position. This measure is particularly important imbigongoing Brennkraftmaschine the biasing force of the traction levied dependence on the operating mode, eg during the starting phase existing position. This measure is particularly important imbigongoing Brennkraftmaschine the biasing force of the traction mechanism can be influenced.

Alteredire starting phase or the maction mechanism can be influenced.

Alteredire starting phase of the traction device of the traction mechanism can be influenced.

Alteredire starting phase of the traction device of at least one parameter of the traction-bonds according clamping device is therefore preferably be-shoot will be affected. This is an electronic system 19 is provided, which, for example having a Starter Generator 7 built, or the starter generator 7 associated Seijsor 20 cooperates. [0017] The preferably with an electronic control system of this 11 whereby the biasing force of the traction means 2 be-[0018] The electronically controlled actuator of the invention further allows that in the rest of the [10026] For example, can enable the generator power Internal combustion engine, the supporting body and, constituentally experience of the starting position coronic transfer system 19, for example, associated pulley automatically in one of the starting position coronic transfer system 19, for example, corresponding position pivoted. corresponding position pivoted.

according to predetermined limits, the pre[0019] Alternatively, according to the invention the control electronics and 2 to affect the voltage. The electronic
be designed electronics that in the initial phase, synchrop Scheme system 19 can continue with additional sensors Start the process of the internal combustion engine, the elebtraribally hat the Zugmittelleraft or turning controlled actuator the support body and the connection in number of a pulley can be monitored to always tion standing tension roller in the corresponding start position time the corresponding start position that woltage of the traction means 2 to warranty-pivoted.

Brief Description of Drawings

60 [0027] Depending on the operating mode of the internal combustion machine, a torque of the crankshaft 3 or the starter generator 7 via the corresponding pulley-[0020] The invention is based on two

Embodiments described in greater detail. Shows
[0021] Figure 1 is a schematic diagram of a traction
2 is initiated in the traction ben. This involves a

Change of the slack side and the tightened strand or threemoment in the direction Zugmittelirum between the star0 enlegungsschrift

eration, provided with an inventive tensioningmanagement; [0022] 2 is an enlarged view of the invention

tergenerator 7 and the crankshaft, third awties to be in the starting mode, in which the in Clockwise rotating starter generator 7, the fuel

Page 4

engine 3 drives is an increased preload in 2 required the drawing means. To this end, the tensioning-tion 8a of the actustor 12a in one, the bias force 2 of the traction enhancing position shifted to a 2 of the traction enhancing position shifted to a instantaneous start of the internal combustion engine to 6du. Len, that is, a slip of the traction means 2 to the belt slices of the crankshaft 3 and the starter generator 7 to . Prevent The starting position is clear, the dotted.

Asked situations where the clamping roller 10 Immediately affective cally actuated control element (12a, 12b), the Start of the internal combustion engine actuator 12 on the performation of the supporting body (9a, 9b) triggers.

Clamping device according to claim 1, wherein a linear-acting actuator (12a, 12b), the adjustment the supporting body (9a, 9b) triggers.

Clamping device according to claim 1, wherein a linear-acting actuator (12a, 12b), the adjustment the supporting body (9a, 9b) triggers.

The add mind of 12a, 12b, the adjustment that the clamping device 8a in this case that controlled so that the clamping device 8s in this one that Biasing force of the traction-reducing two position-Verla gert. [0028] Figure 2 shows details of the traction drive 1 in anforcetly applicable to the support body 9b a joint 21st Else train(192 9b), an intermediate member (16) and hydraulically for low-volume internal combustion engines as a first device of Flores and the available space is limited.

hydraulically acting actuator in anopyrous member (12 in anopyrous member (12 in anopyrous member) (12 in anopyrous

A flexible drive 2 traction 3 Crankshaft Air Compressor 5 Water pump 6 steering pump 7 Starter Generator 8a jig 8b jig 9 a support body 9b support body 10 tension roller 11 Rothry Axis 12 actuator 12b actuator 13 Threaded spindle 14 Electric Motor 16 Interim member 17 tab 18 Motor control 19 Electronic System 20 sensor 21 joint

bar and to an electronically controlled, steer-Release actuator (12a, 12b) spaced apart from the rotary axis (11), directly or indirectly with the Tragkör-Threaded spindle (13) and an adjusting nut (15) a-4. Clamping device according to claim 2, wherein a hy-hydraulically acting actuator the support member (9a, 9b)

provides,

9. Clamping device according to claim 1, wherein the atcontrol or activation of the actuator (12a, 12b) according to at least one operating pater of the traction drive (1) is as follows:

Generator power; - Zugmittelkraft; - Effective direction of the torque in traction;

Speed of a pulley.

10. Clamping device according to claim 1, wherein authorizing the sighting of a constant bias voltage of the traction

sighting of a constant bins voltage of the traction
(2), a holding current or a resetting of the moment
Activation of the actuator (12a, 12b) used
(14) is continuously recorded electric motor.

11. Clamping device according to claim 1, wherein the Aktivition of the actuator (12a, 12b) in conjunction with a motor control (18) and / or an electronic between system (19) is, at least one sensor (20) assigned.

12. Clamping device according to claim 1, wherein in anNEM startup mode of the internal combustion engine, the clamping device (8a, 8b) of the actuator (12a, 12b)
a biasing force of the traction means (2) increasing a biasing force of the traction means (2) increasing

Position is pivoted.

13. Clamping device according to claim 1, between the pulley of the crankshaft (3) and the startergenerators (7) the traction drive (1) is assigned.

14. Clamping device according to claim 1, wherein the 14. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b) and thus the clamping device (8a, 8b) about a rotational-axis (11) pivotable support member (9a, 9b), on which a rotatable, a pulley (2), preferably as a belt, associated tensioning roller (11) less according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b) and thus the clamping device (8a, 8b) automatically in pivots.

15. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b) and thus the clamping device (8a, 8b) automatically in pivots.

15. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

50. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

50. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

51. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

52. Clamping device (8a, 8b) automatically in the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

53. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

53. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

54. Clamping device according to claim 1, wherein the electronically controlled actuator (12a, 12b) in Nursing was the engine of the support member (9a, 9b).

15. Clamping device according to claim I, wherein synchron to start process of the internal combustion engine, the electronically controlled actuator (12a, 12b) the clamping

12/9/2010

35

40

Page 5 of 9

Page 5

epositioniert, characterized in that a Biasing force of the traction (2) only by

device (8a, 8b) in a starting position of the corresponding relevant position shifted. an adjustment of the support member (9a, 9b)-influenced 16. Clamping device according to claim 1, wherein the ut-

control of the actuator (12a, 12b) is such that in the operating condition of the engine always constant bias of the tension means (2) ensured constant class of the reason integral (2) classics is is.

17. Method for influencing a biasing force 5 a pulling means (2) of a flexible drive (1) by an adjustable tensioning pulley (11) further comprising, records that a carrier member (9a, 9b), where the Tension roller (11) is fixed, depending on integral comparing parameter of the traction drive) (1) and / or internal combustion engine adjusted to a whother can. the can. For this purpose, 2 page (s) Drawings 15 20 25 30 35 40 45 50

65

60